第15章 新・マイクロバブル生成ノズルとそのエアレーション特性

社河内敏彦 (三重大学大学院工学研究科)

1. まえがき

近年,河川・湖沼・内湾等の閉鎖性水域における水質汚染が深刻化し,底層での無酸素あるい は貧酸素水域の拡大や赤潮等の発生により水中生物の減少や養殖魚介類への被害などが問題とな っている.

三重県の英虞湾、なども同様の問題を抱えている。

これらの問題の改善策として、マイクロバブルを利用したエアレーションが注目されている. また、このことは気体を液体中に効率的に拡散・混合・吸収させること、あるいは気泡噴流を使った洗浄操作、などにも通じ、工学および工業上、非常に重要である[社河内・他(2004)、 Serizawa(2004)].

本研究では、新たに構造の極めて簡単なマイクロバブル生成ノズル [図-1, 社河内(2002b)] を提案し、それによって生じる高速の微小気泡噴流(マイクロバブル気泡噴流,以後,MBJ とも 呼ぶ)の流動特性を気泡径分布,気泡の速度分布の LDA および PIV 計測から明らかにする.なお、 従来、水中に噴出される高速水噴流の流動特性はあまり明らかにされておらず、また MBJ の流動 特性については全く明らかにされていない.

また,MBJのエアレーション特性を水槽内の溶存酸素量の経時変化を測定することから明らかにする。

2. 実験装置と方法

(1) マイクロバブル生成ノズル

図-1に,新たに提案したマイクロバブル生成ノズル[社河内・他(2002a, b), (2006),





図-2 マイクロバブルの生成 (メカニズム)

(2007), 西尾(2007)]のヘッド部の詳細を示す.ノズルヘッド部中央に,出口直径 よ4.0mm, 絞 り面積比 *A*/A₀ = 0.25のオリフィス形状の水用ノズルが,そこから 6.0mm 離れた十字方向4カ所 に直径 *ds*=1.0mm の空気用ノズル(本実験で使用)が,またそのうち1方向に2 mm 間隔で3カ所 に設けられている.使用する空気ノズル本数 *n* は調節可能である.

なお,ノズルヘッドはポンプに繋がる貯水チャンバに,空気ノズルはコンプレッサーに繋がる 貯気槽に接続されている.

実験は,水噴流流量 $Q_{\mu}=6.0, 15.0, 20.0$ [1/min] (ノズル出口流速はそれぞれ, $U_{\mu 0}=8.0, 19.9, 26.53$ [m/s]), 空気流量 $Q_{\mu}=0.1$ [1/min]_{n=1}, 空気ノズル本数は *n*=4 で行った.

3. マイクロバブルの生成メカニズム

図-2に、本ノズルによるマイクロバブルの生成メカニズムを示す.図には、現象が軸対称なた めノズル部と円形噴流の半径方向の半分の領域のみが示されている.

水中で比較的高速の水噴流を噴出させその近傍に空気ノズルを設置すると、水噴流と周囲の静水との間の速度差と粘性のため、水噴流は周囲の水とともに空気泡を速度勾配の大きなせん断層に誘引する.その際、空気泡は大きなせん断力を受けせん断・微細化される.なお、ノズル出口で大きな速度勾配を実現するため本ノズルは絞り面積比 A/A₆=0.25 のオリフィス形状のものとした.なお、絞り面積比が小さくなるほどノズル出口での速度勾配 ΔU = [(U/Uc)/(y/d)],(U:ノズル出口での中心流速)は増加し、生成される気泡径は減少する(図-3,-4、参照).

このように、本マイクロバブル生成ノズルは極めて簡単な構造を有す.



4. 実験装置と方法

図-5に,実験装置の概略図を示す.ポンプによって加圧された貯水槽 [2500×1250×1070 mm, 水位=1000mm (一定)]からの水は,流量調節弁,電磁流量計を経た後,水槽側壁面の底から *h*_n=500 mm の位置に水平に設置されたマイクロバブル生成ノズル (図-1)の水用ノズルから貯水槽内に 噴出される.空気は空気圧縮機から気体用浮子式流量計を経てノズルの近傍に設けられた空気ノ ズルから噴出される.座標系は、ノズル出口中心を原点0としノズル軸(流れ)方向を x 軸、そ の直角方向を y, z 軸とした.

MBJの挙動(気泡径,気泡噴流の広がり、など)は、マイクロバブルによって可視化された流れを観察するとともに高速デジタルビデオカメラにより撮影しその画像から測定した.

なお,マイクロバブルの気泡径 d₆は, x/d≒30 の MBJ 内で,ストロボにより流れを可視化しカ メラによって撮影した画像を拡大しその中の気泡径を目視できる範囲で測定した(測定可能な最 小気泡径は約 30 µm である).また,パーティクルカウンターを使い噴流外縁での気泡径分布も測 定した.

MBJ の気泡群の x 軸方向の速度分布 u_b / u_{w0} (u_{w0}: ノズル出口平均流速) は, マイクロバブルを トレーサとし PIV (Particle Image Velocimetry, FASTCAM-M3PIV5, Photron) [角川・他(1997)] と LDA (Laser Doppler Anemometry, 65X/30 FlowLite, DANTEC) を使って測定した. 同時に, 液 相 (水)の速度分布 u_b / u_{w0}をピトー管を使って測定した.

また,本MBJのエアレーショ特性を水槽内の溶存酸素量 Cの時間変化の測定結果から評価した. すなわち,まず初めに貯水槽内の水の溶存酸素を亜硫酸ソーダ法により除去し,その値が実験時 における水温の飽和溶存酸素量 Cs の 10%となったところからエアレーションを開始しノズルを 設置した側面側の水槽底部角部(各側壁からそれぞれ 100mm の位置)での溶存酸素量の時間変化 を測定した.



図-5 実験装置(全体図)

5. 結果と考察

(1) 流動状態

図-6に一例として,水面下 500mm の位置に設置されたマイクロバブル生成ノズルからの水噴流 の流速 u_{v0} =26.53m/s,空気流量 Q_{a} =0.1 [(1/min)/n],空気ノズル本数 n=4 の場合の MBJ の流動状 態を示す.図中,白く見えるのがマイクロバブルの気泡群で気泡が微細なためそれらが水噴流の 流れに乗って下流(x) および鉛直方向(±y)方向 に拡散していく様子がわかる.なお,この際,水噴 流のみを噴出させると噴流が極めて高速のためノズ ル出口直後の水噴流にキャビテーションが生起する. また,噴流外縁での大規模渦構造の変動する様子も 見てとれる.

(2) 速度分布

図-7に, A/A₀=0.25のオリフィス形状のノズルからの MBJ の気泡の速度分布 u_b/u_wo, 水の速度分布





図-6 マイクロバブル, キャビテーション気泡噴流 (U_w=26.53m/s)

図-7 マイクロバブル気泡噴流の速度分布 (U_w=19.9m/s)

 u_{L}/u_{w0} ,および水単相のそれ u_{w}/u_{w0} を示す.分布形は軸対称であったので半径方向半分の領域の みを示す.気泡群の速度分布は PIV,または LDA による測定結果である.なお,x/d=10 における PIV と LDA の測定結果の差異(精度)は最大流速に対して約±5%であった.

速度分布 u_b/u_wの結果から気泡群は水噴流によって極めて短い区間で急加速され x/d=2 では水 噴流の最大流速の約 0.8 倍になる.

また、下流にいくにつれ $u_b \ge u_t \ge 0$ 間の速度差(slip velocity) $\Delta U'$ が存在する中心近傍の 領域が減少する.なお、下流の x/d=20 でもかなりの速度差 $\Delta U'$ が存在する.

(3) マイクロバブル気泡噴流の中心線流速

図-8に、気泡群の中心線流速を示す.円形単相水噴流の場合、一般にコア領域は x/d=5まで存在し下流では u_b/u_{wc} は(x/d=1.0に比例して減衰するが、 $A/A_0=0.25$ のオリフィス気泡噴流の水噴流の流速では、コア領域は x/d=4までと短かいが、下流 (x/d>5)での u_b/u_{wc} は円形単相水噴流の場合と同様 (x/d=1.0に比例して減衰する.また、速度差 ΔU は先にも述べたように x/d=20でもかなり存在する.



ロバブル気泡噴流の噴流幅 y_{δ} と半値幅 $y_{0.5}$ を求め以下の関係を得た.なお、噴流外縁は $u_{b} / u_{bc} = 0.1 \text{ or } y$ の位置とした.

 $y_{\delta} / d = 0.1 (x/d) + 0.64$ $y_{0.5} / d = 0.07 (x/d) + 0.43$ (1)



 y_{δ} と $y_{0.5}$ はともに下流方向に直線的に増加するが、円形単相噴流の場合 $[y_{0.5}/d \propto 0.086(x/d)]$ に比べその広がり幅は小さい.

(5) 気泡径分布

図-9に, x/d=30の MBJ 中心部内での気泡径分布を示す.気泡は U_{w0}の増加にしたがってノズ ル出口近傍での水噴流外縁の速度勾配が大きくなりその結果より大きなせん断力を受けて一層微 小化され d_b<0.05 mm の微小気泡の頻度 Nが大きくなる.なお,平均気泡径 d_m は U_{w0}=8.0, 19.9, 26.5 m/s の場合それぞれ d_m=164, 110, 57 µm であった.

また,図-10 に,マイクロバブルのパーティクルカウンターによる MBJ の噴流外縁 (*x*=600, *y*=-150, *z*=0 mm) 近傍での気泡径分布を示す.気泡径 *d* はかなり小さく最大頻度の気泡径は *d* <20 μm である.

(6) エアレーション特性(溶存酸素量)

図~11 に,各流速における溶存酸素量 Cの時間変化を示す.図中,Csは測定時の水温での飽和

溶存酸素量[mg/1]である.いずれの場合も溶存酸素量は,時間の経過とともにほぼ指数関数 増加するが U_{wa}が増加すると気泡が微細化され気液界面の接触面積が増加するためさらに堆 る.



図-11 溶存酸素

6.まとめ

本研究では、構造が極めて簡単なマイクロバブル生成ノズルを新たに示すとともに、マイクロ バブルの生成メカニズム、マイクロバブル気泡噴流の流動特性などを気泡径分布、マイクロバブ ル気泡群および液相(水)の速度分布、中心線流速、噴流の拡がりなどの測定から、また、本ノ ズルによるエアレーション特性を溶存酸素量の時間変化の測定から明らかにした.

前記したように,新たに提案したマイクロバブル生成ノズルは構造が極めて簡単なので,例え ばエアレーションなど気体を液体中に拡散,混合,吸収させる操作など,種々の分野での使用が 期待される.

すなわち,河川・湖沼・内湾等の閉鎖性水域における水質汚染や,底層での無酸素あるいは貧酸素水域の解消に対し本マイクロバブル生成ノズルによるエアレーションは,汚染物質の生物的処理に (バクテリアなどの微生物を活性化させる)極めて有効であると考えられる.さらに,オ ゾン水による微生物の滅菌・殺菌に際しても,本マイクロバブル生成ノズルによるオゾン水の生成に極めて効率的であると考えられる.

参考文献

- (1) 角川明・川島英幹・牧野雅彦,(1997):高密度マイクロバブル流れの PIV による計測,第70 回船舶技術研究所発表会講演論文集.
- (2) 社河内敏彦・大池崇博・西山聡, (2002): 微小気泡の生成とその応用に関する研究,日本混 相流学会年会講演会 2002, 講演論文集, pp. 159-160.
- (3) 社河内敏彦, (2002):特許願 2005-028780, マイクロバブル発生ノズル.
- (4) 社河内敏彦, (2004): 噴流工学, 森北出版, pp. 3-11, pp. 167-176.

- (5) 社河内敏彦・松本正・西尾昌洋・辻本公一・ テ藤俊剛, (2007): マイクロバブル気泡噴流の 流動とエアレーション特性, 日本混相流学会 文精選集 2, pp. 33-38.
- (6) 西尾昌洋,(2007): マイクロバブル,キャビテーション気泡噴流に関する研究,(2007-3), 三重大学大学院工学研究科 平成 18 年度修士学位論文.
- (7) Serizawa, A., (2004): Flow characteristics and application of micro bubble containing bubbly two-phase flow, *Proc. of 16th Int. Conf. on Chemical and process engineering*, pp. 22-26.
- (8) Shakouchi, T., T. Matsumoto, M. Nishio, M. Uchiyama, K. Tsujimoto and T. Ando, (2007) : Flow analysis of micro bubble jet flow by flow visualization, *Proc. of the 6th Symp. on Flow* visualization and image processing, pp. 1-6, CD-ROM.